LLST AVAILABLE COPY

(12)特許協力条約に基づいて公開された国際出願

(19) 世界知的所有権機関 国際事務局



(43) 国際公開日 2002 年8 月29 日 (29.08.2002)

PCT

(10) 国際公開番号

(51) 国際特許分類7:

WO 02/066285 A1

B60N 2/42

(21) 国際出願番号:

4

PCT/JP02/01510

(22) 国際出風日:

2002年2月20日(20.02.2002)

(25) 国際出風の言語:

日本語

(26) 国際公開の言語:

日本語

(30) 優先権データ:

特願2001-45262 2001年2月21日(21.02.2001) JP 特願2001-147494 2001年5月17日(17.05.2001) JP 2001年7月30日(30.07.2001) JP 特願2001-229985 特願2001-229986 2001年7月30日(30.07.2001)

- (71) 出願人 (米国を除く全ての指定国について): ダイ ハツ工業株式会社 (DAIHATSU MOTOR CO., LTD.) [JP/JP]; 〒563-8651 大阪府 池田市 ダイハツ町1番 1号 Osaka (JP).
- (72) 発明者; および
- (75) 免明者/出願人 (米国についてのみ): 田岡 義文 (TAOKA, Yoshifumi) [JP/JP]; 〒563-8651 大阪府 池田 市 桃園2丁目1番1号 ダイハツ工業株式会社内 Osaka (JP). 牛嶋 哲朗 (USHLJIMA, Tetsurou) [JP/JP]; 〒563-8651 大阪府 池田市 桃園2丁目1番1号 ダイ ハツ工業株式会社内 Osaka (JP).

- 代理人: 石原 勝 (ISHIHARA, Masaru); 〒530-0047 大 (74)阪府 大阪市北区 西天湖3丁目1番6号 辰野西天湖 ビル5階 Osaka (JP).
- (81) 指定国 (国内): AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, JP, KE, KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NO, NZ, OM, PH, PL, PT, RO, RU, SD, SE, SG, SI, SK, SL, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VN, YU, ZA, ZM, ZW.
- (84) 指定国 (広域): ARIPO 特許 (GH, GM, KE, LS, MW, MZ, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), ユーラシア特許 (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), ヨーロッパ特 許(AT, BE, CH, CY, DE, DK, ES, FI, FR, GB, GR, IE, IT, LU, MC, NL, PT, SE, TR), OAPI 特許 (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

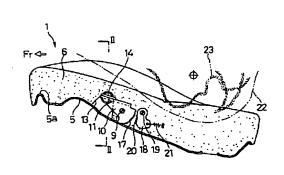
添付公開書類:

国際調査報告書

2文字コード及び他の略語については、定期発行される 各PCTガゼットの巻頭に掲載されている「コードと略語 のガイダンスノート」を参照。

(54) Title: SEAT FOR CAR

(54) 発明の名称: 自動車用シート



(57) Abstract: A seat for car, comprising a receiving member (14) extending in the lateral direction of a seat cushion (1) disposed inside the front part of the seat cushion (1) and supported by swing arms (10) movably in vertical direction, a torsional spring (16) for movably energizing the receiving member (14) upward, and a pendulum member (18) operated by an inertia force at the time of abrupt deceleration to lock the vertical movement of the receiving member, wherein the receiving member (14) is moved downward when an occupant seats on the seat cushion (1) to prevent a sitting comfortableness from being deteriorated and, when the hip part (22) of the occupant is forced to move forward at the time of abrupt deceleration, and the receiving member (14) is locked to receive the hip part (22) by the receiving member (14), whereby the forward movement of the occupant can be surely suppressed

WO 02/066285 A1 and the weight and cost of the seat cushion (1) can be reduced with a simple structure.

/铣葉有]

再公表特許 (A1)

JP W02002/066285 A1 2002. 8. 29 (11)国際公開番号

W02002/066285

発行日 平成16年9月30日(2004.9.30)

(43) 国際公開日 平成14年8月29日(2002.8.29)

(51) Int. Cl. 7

FΙ

B 6 0 N 2/42 7/02

A 4 7 C

B 6 0 N 2/42

A 4 7 C 7/02

Α

審査請求 有 予備審査請求 有 (全31頁)

出願番号 特願2002-565817 (P2002-565817)

(21)国際出願番号

PCT/JP2002/001510

(22)国際出願日

平成14年2月20日(2002.2.20)

(31)優先権主張番号

特願2001-45262(P2001-45262)

(32)優先日

平成13年2月21日(2001.2.21)

(33)優先権主張国

日本国(JP)

(31) 優先権主張番号 特願2001-147494 (P2001-147494)

(32)優先日

平成13年5月17日(2001.5.17)

(33)優先権主張国

日本国(JP)

(31)優先権主張番号 特願2001-229985(P2001-229985)

(32)優先日

平成13年7月30日(2001.7.30)

(33)優先権主張国

日本国(JP)

(31) 優先権主張番号 特願2001-229986 (P2001-229986) (32)優先日

平成13年7月30日(2001.7.30)

(33)優先権主張国

日本国(JP)

(71)出願人 000002967

ダイハツ工業株式会社

大阪府池田市ダイハツ町1番1号

(74)代理人 100080827

弁理士 石原 勝

(72)発明者 田岡 義文

大阪府池田市桃園2丁目1番1号 ダイハ

ツ工業株式会社内

(72)発明者 牛嶋 哲朗

大阪府池田市桃園2丁目1番1号 ダイハ

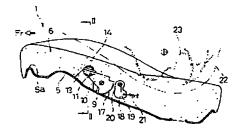
ツ工業株式会社内

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】自動車用シート

(57)【要約】

シートクッション(1)の前部の内部に、シートクッシ ョン(1)の幅方向に延びる受止部材(14)を配設し て揺動アーム (10) にて上下方向に移動自在に支持す るとともに、受止部材(14)を上方に移動付勢するね じりばね (16)を設け、急減速時の慣性力で作動して 受止部の上下方向の移動をロックする振子部材(18) を設け、シートクッション(1)上に乗員が着座したと きには受止部材(14)が下方に移動して座り心地が悪 化せず、また急減速時に乗員の尻部 (22) が前方に移 動しようとすると受止部材(14)がロックされて受止 部材 (14) にて尻部 (22) を受け止め、乗員が前方 に移動するのを確実に抑制でき、かつ簡単な構成にて軽 量・安価に構成できるようにした。



【特許請求の範囲】

【請求項1】

シートクッション(1)の前部の内部に、シートクッション(1)の幅方向に延びる受止部(10、14)を上下方向に移動自在に配設するとともに、受止部(10、14)を上方に移動付勢する手段(16)を設け、急減速時の慣性力で作動して受止部(10、14)の上下方向の移動を阻止するロック手段(18)を設けたことを特徴とする自動車用シート。

【請求項2】

受止部(10、14)は、シートクッション(1)内部の強度部材(7、24a、24b)にて支軸(9)を介して上下方向に揺動自在に支持され、付勢手段(16)は支軸(9)回りに配設されていることを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項3】

ロック手段は、受止部(10、14)が軸支された強度部材(7、24a、24b)に前後に揺動自在に取付けられ、かつ受止部(10、14)に対する噛み合い係合部(20、 29b)を有する振子部材(18)にて構成したことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項4】

振子部材(18)を、受止部(10、14)と係合する方向と反対方向に付勢する付勢手段(21)を設けたことを特徴とする請求の範囲第3項に記載の自動車用シート。

【請求項5】

ロック手段を、受止部(10、14)を支持する強度部材(24a、24b)に、斜め上方にスライド自在に取付けられ、受止部(10、14)に対する噛み合い係合部(29b)を有したロック部材(65)にて構成したことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項6】

シートクッション(1)を、クッションパッド(6、26)の下部にSばね等のスプリング受け部(27)と受止部(10、14)を配設した構造とし、複数のスプリング受け部(27)と受止部(10、14)を最前列にして前後方向に適当間隔あけて並列して配設したことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項7】

ロック手段は、受止部(10、14)の下方への移動は阻止し、上方への移動は許すラチェット機構(29)を備えていることを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項8】

急減速時の慣性力による乗員の動きに基づいて受止部(10、14)を上方に移動させる補助手段(31、43、44)を設けたことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項9】

受止部を、シートクッション(1)の幅方向に延びる受止部材(14)と支軸(9)にて回動自在に支持されその一端に受止部材(14)の両端が固定された一対の揺動アーム(10)にて構成し、揺動アーム(10)を、所定の荷重が作用した時に支軸(9)と受止部材(14)との間で回動可能となるように連結された2部材(55、56)にて構成したことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項10】

受止部(10、14)を支軸(9)を介して揺動自在に支持し、受止部(10、14)と付勢手段(16)とロック手段(18)を装着した保持部材(24a、24b)を支軸(9)より下方位置で前後に揺動可能に支持するとともに保持部材(24a、24b)を後方に付勢する手段(63)を設けたことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

20

30

50

【請求項11】

急減速時に乗員の尻部(22)が前方へ滑り出すのを防止すべく、シートクッション(1)内にその幅方向に延びる受止部材(14)が設けられた自動車用シートにおいて、受止部材(14)の幅方向の中心以外の少なくとも2箇所に、屈曲誘発部(72)を設けたことを特徴とする自動車用シート。

【請求項12】

急減速時に乗員の尻部(22)が前方へ滑り出すのを防止すべくシートクッション(1)内にその幅方向に延びる受止部材(14)を設けられ、急減速時に受止部材(14)が前上方に持ち上げられるように構成された自動車用シートにおいて、受止部材(14)に、前上方に持ち上げられる過程の乗員からの衝撃入力に対して剛性を有し、持ち上がった状 10態では乗員からの衝撃入力によって変形する手段(77、78)を設けたことを特徴とする自動車用シート。

【請求項13】

シートクッション(1)の後端とシートバック(28)の下端との間の位置の近傍に臨むようにチャイルドシート(81)固定用のアンカ(80)を配設してフレーム(79)に固定し、チャイルドシート(81)の後部下端に設けられた被係止部(82)をアンカ(80)に係止するように構成したことを特徴とする請求の範囲第1、第11または第12項の何れかに記載の自動車用シート。

【請求項14】

ロック手段(18)をロック状態とロック解除状態との間で切り換え操作するロック操作 20手段(83)を設けたことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【発明の詳細な説明】

技術分野

本発明は自動車用シートに関し、特に自動車の急減速時に乗員がシートクッションに沈み込みながら前方に移動するのを確実に阻止する機能を持たせた自動車用シートに関するものである。

背景技術

従来、自動車が急減速した場合に、乗員が慣性によって前方に移動するのを防止するための手段としてシートベルトが設けられている。しかし、乗員の尻部がシートクッションに 沈み込みながら前方に移動するのに対して有効に作用しないという問題があった。図34 A~図34Cを参照して説明すると、図34Aに示すようにシートクッション101に乗 員100が正規に着座し、シートベルト102を装着した状態で前面衝突を受けた場合、 慣性力によって図34Bに示すように乗員100が沈み込みながら前方に移動し、さらに 減速度が最大になったときには図34Cに示すように乗員100の尻部がシートクッション101に沈み込みながらその前端まで大きく移動してしまうことになる。これをサブマ リン現象と称することがある。

このように乗員100の尻部がシートクッション101の前方に移動するのを防止するために、図35に示すように、シートクッション101に、正規着座状態で乗員100の尻部の前部の位置に、パイプなどのクロス部材103をシートクッション101の横幅方向にかけ渡して配設することが提案されている。これによれば、クロス部材103にて乗員 40100の尻部を受けることで、クロス部材103の変形によって衝撃を吸収するとともに、前方移動を抑制することができる。

ところが、シートクッション101の前部にパイプなどのクロス部材103を配設すると、乗員100の座り心地が悪くなり、ドライブの快適性を阻害するという問題があり、一方座り心地に影響しない位置までクロス部材103の配置位置を下げると、乗員100の前方移動防止効果が得られなくなるという問題がある。

そこで、図36A、図36Bに示すように、通常は図36Aの如くクロス部材103が低い位置に配置され、衝突時には図36Bの如くインフレータ等の駆動手段105が作動して適宜リンク機構などの連動手段104を介してクロス部材103を上方に持ち上げるようにしたものが提案されている。この種の技術手段が、例えば特開平5-238297号

公報や特開平7-81466号公報等に開示され、また実開平7-5898号公報には衝 突時にシートクッション自体の前部を持ち上げるようにしたものが開示されている。 ま た 、 本 出 願 人 は 先 に 特 願 2 0 0 0 - 3 8 4 0 2 号 で 、 シー ト ク ッ ショ ン の 内 部 に 左 右 方 向に延びる受止部材をガイドにて上下方向に移動自在に支持した状態で配設するとともに 、受止部材を上方に付勢する手段を設け、上方から荷重が作用したときは受止部材が円滑 に下方に移動し、後方から荷重が作用したときは受止部材がガイドの前側縁に係合して下 方移動が阻止され、この受止部材にて乗員の前方移動を受け止められるようにした構成を

ところが、図36A、図36Bに示した構成や上記各公報に開示された構成では、クロス 部材103を所要時に強制的に持ち上げるための機構やその駆動手段104、105など が必要であるため、装置が複雑となってコスト高になるとともに、重量面でも重くなると いう問題がある。

提案している。

一 方 、 上 記 特 願 2 0 0 0 - 3 8 4 0 2 号 に 開 示 し た 構 成 で は 、 構 成 が 簡 単 で か つ 着 座 時 に 座り心地も悪くないが、前面衝突時に乗員の尻部が前方に移動する時に受止部材に加わる 荷重の下方分力によって受止部材が下方に逃げてしまう恐れがあり、乗員の前方移動防止 効果を安定的に得ることができないという問題がある。

また、近年、自動車に幼児を乗車させる場合には、チャイルドシートを装着することが多 くの国で法的に義務化されている。そのため、チャイルドシートをシートクッション10 1上に設置する方式として各種方式が提案されている。例えば、シートクッション101 上にチャイルドシートを載置してシートベルト102を用いて固定する方法がある。しか し、その固定方法は、手間が掛かり、速やかに信頼性の高い固定状態とするには熟練が必 要であり、従ってまた安全に固定されていない場合が発生するという問題がある。

他の方式の1つとして、図37に示すように、シートクッション101の後端部とシート バック107の下端部との間に臨むように車体フレーム108にアンカ109を取付ける とともに、チャイルドシート110の後端下部にアンカ109に係合可能な被係合部11 1を設け、チャイルドシート110をシートクッション101上に載置してその被係合部 111をアンカ109に係合させて固定する方式が提案されている。この方式はISO規 格で規定されており、ISO方式と呼ばれている。

ところが、この方式では、急減速時にチャイルドシート100が前方に飛び出す恐れはな いが、チャイルドシート100に矢印で示すように被係合部111とアンカ109の係合 位置を中心として前方への回転モーメントが作用し、シートクッション101の持つクッ ション性のために、図37に仮想線で示すように、シートクッション101の前部が容易 に 撓 ん で チ ャ イ ル ド シ ー ト 1 0 0 が 前 方 に 揺 動 し て し ま い 、 幼 児 の 頭 部 移 動 が 大 き く な っ て、安全性が十分に確保されない恐れがあるという問題があった。

これに対しては、図38Aに示すように、シートクッション101内の前部に硬質パッド や金属製のクロス部材112を配設したり、図38Bに示すように、チャイルドシート1 00の前端下部と車室床面との間にサポートレッグ113を配置したり、図38Cに示す ように、チャイルドシート100の上端背部と車体側に設けたフック114との間を連結 部材115で連結したりする方法が考えられている。しかしながら、図38Aの方式では 通常の着座時に乗り心地を悪化させるという問題があり、図38B、図38Cの方式では 40 チャイルドシート100の装着時の作業性が悪化するという問題があり、特に図38Bの 方式では床面の振動がチャイルドシート100に伝わって幼児の乗り心地を悪化させてし まうという問題がある。

そこで本発明は、上記従来の問題点を解消し、座り心地が悪くならずかつ簡単で安価な構 成でありながら、自動車が急減速した場合に乗員が前方に移動するのを確実に抑制できる 自動車用シートを提供することを目的としている。

また、乗員の着座位置や体格が異なっても上記効果が確実に得られる自動車用シートを提 供することを目的としている。

また、チャイルドシートを設置する場合に、ISO方式の固定方法を採用したときに、チ ャ イ ル ド シ ー ト の 前 方 へ の 揺 動 を 防 止 で き て 幼 児 の 安 全 性 が 十 分 に 確 保 さ れ 自 動 車 用 シ ー

トを提供することを目的としている。

発明の開示

本発明の自動車用シートは、シートクッションの前部の内部に、シートクッションの幅方向に延びる受止部を上下方向に移動自在に配設するとともに、受止部を上方に移動付勢する手段を設け、急減速時の慣性力で作動して受止部の上下方向の移動を阻止するロック手段を設けている。この構成により、シートクッション上に乗員が着座したときには受止部に上方から押圧力が作用するので、受止部は容易に下方に移動し、異物感が緩和されて座り心地が悪化することはなく、かつ前面衝突により急減速すると、慣性力でロック手段が作助して受止部の下方移動が阻止されるので、乗員の尻部が前方に移動しようとして形部がこの受止部で受け止められ、したがって乗員が前方に移動するのを確実に抑制でき、また押し上げ機構や駆動手段を別に設けていないので構成が簡単で軽量・安価に構成できる。

また、受止部を、シートクッション内部の強度部材にて支軸を介して上下方向に揺動自在に支持し、付勢手段を支軸回りに配設している。これによると、受止部の上下移動可能な支持機構をコンパクトに構成することができる。

また、ロック手段を、受止部が軸支された強度部材に、前後に揺動自在に取付けられ、かつ受止部に対する噛み合い係合部を有する振子部材にて構成している。これによると、ロック手段を揺動機構にてコンパクトに構成できるとともに作動時のガタを抑えて確実にロックすることができる。

また、振子部材を、受止部と係合する方向と反対方向に付勢する付勢手段を設けている。 20 これによると、通常使用時の不測のロックを確実に防止して座り心地を確保することができる。

また、ロック手段を、受止部を支持する強度部材に、斜め上方にスライド自在に取付けられ、受止部に対する噛み合い係合部を有したロック部材にて構成している。これによると、振子部材を配設する場合に比して構成が小型かつ単純になるため、重量とコストの軽減を図ることができ、また揺動アームの下部空間にコンパクトに配設できるので、シートクッションへの取付自由度を増すことができる。

また、急減速時の慣性力による乗員の動きに基づいて受止部を上方に移動させる補助手段を設けている。これによると、乗員の動きに基づいて受止部を積極的に上方に移動させるため、乗員の前方移動を受止部にて確実に受け止めることができ、特にラチェット機構を備えたロック手段と組み合わせると、ロック手段が先行して作用した場合でもさらに受止部を上方に移動させることができるので、ロック手段と補助手段の作動タイミングに影響されずに、一層確実に乗員の前方移動を抑制できる。

また、受止部を、シートクッションの幅方向に延びる受止部材と支軸にて回動自在に支持されその一端に受止部材の両端が固定された一対の揺動アームにて構成し、揺動アームを、所定の荷重が作用した時に支軸と受止部材との間で回動可能となるように連結された2部材にて構成している。これによると、乗員の着座位置や体格によって急減速が作用した

40

50

時点での受止部材の高さ位置が支軸よりあまり高くない場合でも、乗員の尻部の前方移動の開始によって受止部材に後方から所定以上の荷重が作用すると、揺動アームの受止部材側の部材が上方に回動し、それによって受止部材が上方に移動し、それによって受止部材に作用する荷重によって受止部材を上方に持ち上げる方向の分力が発生し、揺動アームが上方揺動して受止部材がさらに持ち上げられ、したがって乗員が前方に移動するのを確実に抑制でき、しかも押し上げ機構や駆動手段を別に設けていないので構成が簡単で軽量・安価に構成できる。

また、受止部と付勢手段とロック手段を装着した保持部材を支軸より下方位置で前後に揺動可能に支持するとともに保持部材を後方に付勢する手段を設けている。これによると、乗員の着座位置や体格によって急減速が作用した時点での受止部材の高さ位置が支軸よりあまり高くない場合でも、乗員の尻部の前方移動の開始によって受止部材に後方から所定以上の荷重が作用すると、保持部材が付勢手段の付勢力に抗して前方に揺動して受止部材が上方に移動し、それによって受止部材に作用する荷重によって受止部材を上方に持ち上げる方向の分力が発生し、揺動アームが上方揺動して受止部材がさらに持ち上げられ、したがって上記と同様に乗員が前方に移動するのを確実に抑制できる。

また、急減速時に乗員の腰部が前方へ滑り出すのを防止すべく、シートクッション内にその幅方向に延びる受止部材が設けられた自動車用シートにおいて、受止部材の幅方向の中心以外の少なくとも2箇所に屈曲誘発部を設けている。これによると、中央部の両側方の2点以上で下方に折れ曲がることにより、中央の1点で折れ曲がる場合に比して応力が分散されて大きく下方に曲がることがなく、尻部の骨盤がすり抜け難くなるとともに、衝撃20エネルギーの吸収効果も大きくなり、乗員の前方移動の抑制効果が確実に得られる。

また、急減速時に乗員の尻部が前方へ滑り出すのを防止すべく、シートクッション内にその幅方向に延びる受止部材を設けられ、急減速時に受止部材が前上方に持ち上げられるように構成された自動車用シートにおいて、受止部材に、前上方に持ち上げられる過程の乗員からの衝撃入力に対して剛性を有し、持ち上がった状態では乗員からの衝撃入力によって変形する手段を設けている。これによると、急減速時に斜め下方に衝撃荷重が入力した際には受止部材が大きく変形することはなく、次いでその入力荷重の作用で受止部材が持ち上げられると乗員の尻部が受止部材で確実に受け止められ、かつその状態で受止部材が前方に変形することで衝撃エネルギーが吸収され、乗員の前方移動を確実に抑制することができる。

また、上記各構成の自動車用シートにおいて、シートクッションの後端とシートバックの下端との間の位置の近傍に臨むようにチャイルドシート固定用のアンカを配設してフレームに固定し、チャイルドシートの後部下端に設けられた被係止部をアンカに係止するように構成している。これによると、チャイルドシートを搭載した状態において急減速が作用した時には、受止部が下方に移動しないようにロックされ、この受止部にてチャイルドシートの前部が支持されるため、チャイルドシートが被係止部とアンカの係合位置を中心にして前方に揺動するのが確実に防止され、チャイルドシート上の幼児の安全性を確保できる。

また、ロック手段をロック状態とロック解除状態との間で切り換え操作するロック操作手段を設けると、チャイルドシートを搭載する際にロック操作手段を操作してロック状態とすることで、急減速時にロック手段の作動が遅れるというようなことがなく、より確実にチャイルドシートの前方揺動を防止してチャイルドシート上の幼児の安全性をさらに十分に確保することができる。

発明を実施するための最良の形態

以下、本発明の自動車用シートの第1の実施形態について、図1~図5を参照して説明する。

図1~図3において、1は自動車用シートのシートクッションで、左右両側のシートレール2にて前後位置を調整可能にフロア上に取付けられている。シートレール2は、車体のフロアに固定されたロアレール3に対してアッパレール4が摺動及び任意位置で固定可能に装着されている。5はシートクッション1の鋼板製のフレーム部で、その両側下面が左

右のシートレール2のアッパレール4に取付けられている。このフレーム部5の上部に発 泡ウレタンなどのクッションパッド6が装着され、さらにその外面が外装材(図示せず) にて被覆されている。フレーム部5の外周部には上方に膨出成形された周堤部5aが設け られ、クッションパッド6はその内外周面に嵌合するように形成されている。

左右のアッパレール4の前部には、フレーム部5の周堤部5aの内外側壁間の空間に立ち上がる支持ブラケット7が取付ボルト8にて固定されている。支持ブラケット7には支軸ピン9にて揺動アーム10の中間部が上下方向に揺動自在に軸支されている。揺動アーム10の前端部にはシートクッション1の内側に向けて取付片11がL字状に折り曲げ形成され、この取付片11がフレーム部5の周堤部5aの内側壁に形成された切欠開口12を貫通して周堤部5aで囲まれた空間内に向けて延出されている。また、クッションパッド6には、周堤部5aの左右の切欠開口12、12間にわたって下端開放の溝13が形成されている。

左右の揺動アーム10の取付片11、11間にわたってパイプ材から成る受止部材14が 横架され、その両端部が締結ボルト15にて締結固定されている。これら揺動アーム10 と受止部材14によって受止部が構成され、これによって受止部材14がシートクッショ ン1の内部の前部で上下方向に移動自在に支持されている。また、支軸ピン9の回りにね じりばね16が配設され、その一端が揺動アーム10に他端が支持ブラケット7に係合さ れ、受止部材14が上方に揺動付勢されている。

受止部材14の最上位置は、クッションパッド6の溝13の上端に受止部材14が係合することによって規制され、クッションパッド6の下方変位が直接受止部材14に伝達され 20 るようにするとともに最上位置での異音の発生が防止されている。

揺動アーム10の後端縁は、支軸ピン9の軸芯を中心とする円弧面に形成されるとともにその円弧面に係合歯列17が設けられている。また、支持ブラケット7における揺動アーム10の枢支位置から適当距離後方位置には、振子部材18が枢支ピン19にて揺動自在に取付けられ、この振子部材18の前縁に前方に揺動したときに係合歯列17に噛み合う噛み合い歯20が形成されている。また、振子部材18を後方に向けて付勢する引張ばね21が振子部材18の後部と支持ブラケット7の後端部との間に介装されている。

なお、図1において、22はシートクッション1上に着座した乗員の尻部であり、23は その骨盤である。

以上の構成によれば、自動車用シートのシートクッション1上に乗員が座ったときや乗員がペダル操作した時には、クッションパッド6が圧縮されながら下方に変位する。このとき、振子部材18は引張ばね21の付勢力で後方に移動付勢されて前方に揺動することはないので、図4に示すように、受止部材14が下方に押圧され、揺動アーム10がねじりばね16の付勢力に抗して容易に下方に向けて揺動することによって、受止部材14は矢印aの如く円滑に下方に移動し、そのため乗員が違和感を感じたり、座り心地が悪化するようなことはない。

また、上記のように振子部材 1 8 を引張ばね 2 1 で後方に移動付勢しているので、通常使用時に不測に受止部材 1 4 の下降動作が阻止されて座り心地が悪化するようなこともない

一方、自動車が前面衝突して急減速が発生したときには、図5に示すように、振子部材1 8が慣性力によって、矢印bの如く引張ばね21の付勢力に抗して枢支ピン19回りに前方に揺動し、その前縁の噛み合い歯20が揺動アーム10の後縁の係合歯列17に噛み合い、揺動アーム10の揺動がロックされ、受止部材14の下方移動が阻止され、図1の状態が維持される。また、このように揺動自在に支持した振子部材18をロック手段として用いているので、コンパクトに構成できるとともに作動時のガタを抑えて確実にロックすることができる。

かくして、図1の状態で、急減速によって図5のようにロックされた状態で、乗員の尻部22が前方に移動しようとしても、尻部22が受止部材14によって確実に受け止められる。従って、受止部材14にて乗員の前方移動が確実に防止されるとともに、受止部材14の弾性変形にて乗員の前方への移動エネルギーが吸収され、前方移動量が抑制される。

また、以上の構成によれば、従来例のような押し上げ機構や駆動手段を別に設けていない ので構成が簡単で軽量・安価に構成できる。

次 に 、 本 発 明 の 自 動 車 用 シー ト の 第 2 の 実 施 形 態 に つ い て 、 図 6 ~ 図 8 を 参 照 し て 説 明 す る。なお、以下の実施形態の説明において、先行する実施形態と同一の構成要素について は同じ参照符号を付して説明を省略し、相違点のみを説明する。

本実施形態においては、支持ブラケット7にてフレーム部5を支持するとともに、この支 持ブラケット7に、受止部を構成する揺動アーム10及び振子部材18を揺動自在に挟持 する一対の保持板24a、24bがそれらの間にスペーサ24cを介装して装着されてい る。図8において、5b、5cは支持ブラケット7にフレーム部5を締結固定する固定ボ ルトとナットである。一対の保持板24a、24bは、両端にねじを有するねじ付きピン から成る支軸ピン9と枢支ピン19と取付ピン25の3本のピンにて支持ブラケット7に 締結固定されている。9a、9b、19a、19b、25a、25bはそれぞれの締結ナ ットである。

揺動アーム10は、受止部材14を取付ける取付片11が後方上方に、係合歯列17が前 方下方に位置するような斜め姿勢で支軸ピン9にて中間部が揺動可能に支持されている。 振子部材18は、揺動アーム10の前方に配設されるとともに、噛み合い歯20が後方下 方に、 錘 部 分 が 前 方 上 方 に 位 置 す る 斜 め 姿 勢 で 枢 支 ピ ン 1 9 に て 中 間 部 が 揺 動 可 能 に 支 持 され、かつ錘部分の上部と保持板24bの後部の間に掛け渡した引張ばね21にて常時は 後 方 に 付 勢 さ れ て い る 。 そ し て 、 急 減 速 時 に 、 振 子 部 材 1 8 の 錘 部 分 が 慣 性 力 で 前 方 に 移 動して噛み合い歯20が後方に揺動し、揺動アーム10の係合歯列17に係合して受止部 20 材14の下方移動が阻止されるように構成されている。

フレーム部5には、図6、図7に示すように、比較的薄いクッションパッド26の配置空 間が上部に設けられ、このクッションパッド26を支持するようにその下部に、上記構成 の受止部材14を有する受止部と、複数(図示例では2つ)のスプリング受け部として機 能 す る S ば ね 2 7 が 、 受 止 部 を 最 前 列 に し て 前 後 方 向 に 適 当 間 隔 あ け て 並 列 し て 配 設 さ れ ている。28はフレーム部5の後端部に前後揺動可能に連結されたシートバックである。 以上の構成によれば、受止部材14を有する受止部がSばね27と同様の機能を奏し、こ れら受止部とSばね27にて比較的薄いクッションパッド26を介して乗員の尻部22を 支持するようにしているので、乗員の尻部22全体を快適なクッション性を持って支持す ることができる。また、受止部材14のねじりばね16による上方付勢力をSばね27に 合わせて強くでき、かつ受止部材14の位置をより上方に位置させることができるととも にSばね27の伸びで乗員の尻部22の下方への動きが大きくとれるため、乗員の尻部2. 2 の前方移動抑制機能もより確実に得ることができる。

さらに、本実施形態では、急減速時に乗員の尻部22が前方に移動しようとして受止部材 1 4 に 後 方 か ら 前 向 き に 力 が 加 わ る と 、 受 止 部 材 1 4 を 上 方 に 向 け て 揺 動 さ せ る 分 力 が 作 用するため、受止部材14によって乗員の尻部22の前方移動をさらに確実に抑制するこ とができる。

図9に本実施形態の変形構成例を示す。この変形構成例においては、揺動アーム10の係 合 歯 列 1 7 に 代 え て ラ チ ェ ッ ト 歯 2 9 a を 、 振 子 部 材 1 8 の 噛 み 合 い 歯 2 0 に 代 え て ラ チ ェット爪29bをそれぞれ形成し、受止部材14の下方への移動は阻止し、上方への移動 40 は許すラチェット機構29を構成している。

このように、揺動アーム10と振子部材18の間にラッチェット機構29を介装すること により、上記のように急減速時に乗員の尻部22によって受止部材14に後方から前向き に力が加わり、受止部材14を上方に向けて揺動させる分力が作用する場合に、振子部材 18が先行して揺動し、ラチェット歯29aにラチェット爪29bが係合していても、受 止部材14の上方への揺動は許容されるので、上方に移動した受止部材14によって乗員 の尻部22の前方移動をさらに確実に抑制することができる。

次に、本発明の自動車用シートの第3の実施形態について、図10~図12を参照して説 明する。

本実施形態においては、図9に示した檘成の自動車用シートにおいて、受止部材14の後 50

30

部位置に補助手段としての補助板31が配設されている。補助板31は、その前後方向中間部の両側から支持片31aが垂下され、枢支ピン32を介してフレーム部5上に固定された枢支ブラケット33にて上下揺動自在に支持されている。補助板31の前端部には受止部材14の下端部に係合して押し上げ可能な押上用係合部34が設けられ、かつこの押上用係合部34の下方揺動端を規制するストッパ35と下方に揺動付勢する引張ばね36が設けられている。補助板31は、クッションパッド6又は26に形成された補助板配置凹部37内に配設され、かつその押上用係合部32がストッパ35に当接した状態で、後部の受動板部38が補助板配置凹部37の天井面にほぼ接した状態となるように構成されている。

以上の構成によれば、前面衝突等にて急減速すると、図12に示すように、慣性力によって乗員の尻部22がシートクッション1に沈み込みながら前方に移動し、クッションパッド6又は26を押し下げながら前方に移動するため、尻部22によって補助板31の受動板部38が矢印の如く押し下げられ、それによって押上用係合部34が上方に向けて揺動して受止部材14を押し上げる。このように、乗員の尻部22の動きに基づいて受止部材14を積極的に上方に移動させるため、乗員の前方移動を受止部材14にて確実に受け止めることができる。さらに、補助板31の設計によっては、急減速時の受止部材14の持ち上げ高さ位置を無負荷での高さ位置よりも高くすることもでき、より効果的に乗員の前方移動を抑制することもできる。

また、この急減速時に、振子部材18が作動して揺動アーム10と係合する前に、上記のように補助板31の受動板部38が押し下げられた場合はそのまま上記のように作用するが、振子部材18が先に作動して揺動アーム10の係合歯列17に振子部材18の噛み合い歯20が係合した場合は受止部材14がその時点の高さ位置で係合されることになるが、本実施形態では揺動アーム10と振子部材18の係合部をラチェット機構29にて構成しているので、上記のように受止部材14をさらに上昇移動させることができ、受止部材14にて乗員の尻部22の前方移動を確実に受け止めることができる。

また、本実施形態においては、補助板31にて乗員の荷重を支持するので、乗員に作用する慣性力に対して制動効果が発生し、その後受止部材14にて受け止めるため、乗員の前方移動エネルギーを2段で吸収するという効果を得ることができ、また補助板31の形状や引張ばね36の付勢力を最適化すれば、補助板31をシートクッション1の座り心地を改善するためのばね支持構造としても適用することができる。

次に、本発明の自動車用シートの第4の実施形態について、図13A~図13C、図14を参照して説明する。

本実施形態においては、上記第3の実施形態における補助板31に代えて、図13A~図 13Cに示すように、シートベルト41のインナー側端部を係合固定するインナーベルト ステー42と、係合部材14を持ち上げ可能な持上げブラケット44をワイヤケーブル4 3 を介して連結し、急減速時の尻部 2 2 の前方移動に伴って、図 1 4 に示すように、シー トベルト41が前方に引っ張られてインナーベルトステー42が前方に回動するのに伴っ て持上げブラケット44を回動させ、係合部材14を持ち上げるようにしたものである。 具体構成を説明すると、インナーベルトステー42は、その下端部の枢支部45に形成さ れた軸穴45aに枢支軸46を嵌合させて前後に揺動自在に支持されており、その枢支部 45から下方に作動アーム47が延出され、その下端にL字状に屈曲した連結部47aに 一対の係止溝48が形成されている。各係止溝48には一対のワイヤケーブル43の一端 の係止具43aが係合されている。一対のワイヤケーブル43は、それぞれ受止部材14 の両端部に配設された持上げブラケット44に連結されるものである。持上げブラケット 4 4 は、その中間部に形成した軸穴 4 9 に支軸ピン 9 を貫通させて揺動アーム 1 0 ととと もに揺動自在に支持されている。この持上げブラケット44の下端をL字状に屈曲して形 成した連結部50に係止滯51を設けてワイヤケーブル43の他端の係止具43aを係合 させ、この持上げブラケット44の上端部の後縁に揺動アーム10の上部後縁に係合する 係合片52が設けられている。

以上の構成によれば、図14に示すように、前面衝突等にて急減速して慣性力によって乗 50

40

員の尻部 2 2 が前方に移動すると、インナーベルトステー 4 2 が仮想線で示す状態から前方に揺動し、それに伴って作動アーム 4 7 が後方に向けて揺動してワイヤケーブル 4 3 が後方に引っ張られ、持上げブラケット 4 4 の下部が後方に揺動し、係合片 5 2 にて揺動アーム 1 0 の後方部を上方に揺動させ、受止部材 1 4 を上方に押し上げ移動させる。かくして、乗員の尻部 2 2 の動きに基づいて受止部材 1 4 を積極的に上方に移動させるため、乗員の前方移動を受止部材 1 4 にて確実に受け止めることができる。

次に、本発明の自動車用シートの第5の実施形態について、図15A~図19を参照して 説明する。

上記実施形態の自動車用シートにおいては、急減速が作用した時点の受止部材14の高さ位置が、図15Aに示すように、支軸ピン9より上方にある場合は、乗員の尻部24が前方移動を開始して受止部材14に前方に向けて荷重Wが加わることによって、受止部材14を上方に持ち上げる方向の分力Fが発生し、受止部材14がさらに持ち上げられて乗員の前方移動がさらに確実に抑制されるが、乗員の着座位置や体格によっては、図15Bに示すように、急減速が作用した時点の受止部材14の高さ位置が支軸ピン9より余り上方でない場合が発生する可能性があり、その場合には上記荷重Wによって受止部材14を持ち上げる分力は発生せず、受止部材14が持ち上げられないために、前面衝突時の急減速にて乗員が前方に移動するのを確実に抑制できないことがあるという問題がある。

そこで、本実施形態においては、図16に示すように、左右の揺動アーム10が、所定の荷重が作用した時に支軸ピン9と受止部材14との間で回動可能となるように連結された2部材にて構成されている。すなわち、揺動アーム10は、中間部が支軸ピン9にて回動自在に支持され、前方下方の一端にラチェット歯29aが形成された第1揺動部材55と、第1揺動部材55の他端に支点ピン57を介して基端部が揺動可能に連結され、先端部に受止部材14が固定又は一体固着された第2揺動部材56にて構成されている。第2揺動部材56は、図18に示すように、板材を倒立U字状に折り曲げ成形して第1揺動部材55を両側から挟持するように構成されている。

これら第1と第2の揺動部材55、56を通常時に一定の回動位置で相互固定するとともに、受止部材14を介して第2揺動部材56に所定以上の荷重が作用した時に剪断されて第1と第2の揺動部材55、56が回動可能な状態にする剪断ピン58が、これら第1と第2の揺動部材55、56に形成されたピン穴58a、58bに貫通させて設けられている。また、第1揺動部材55に対して第2揺動部材56が上方に所定角度回動した状態でそれ以上の回動を阻止するストッパ59が設けられている。

以上の構成によれば、自動車用シートのシートクッション1上に乗員が座ったときや乗員がペダル操作した時には、クッションパッド6が圧縮されながら下方に変位する。このとき、振子部材18は引張ばね21の付勢力で後方に移動付勢されて前方に揺動することはないので、受止部材14が下方に押圧され、揺動アーム10が容易に下方に向けて揺動することによって、受止部材14は図16の矢印cの如く円滑に上下移動し、そのため乗員が違和感を感じたり、座り心地が悪化するようなことはない。

また、上記のように振子部材18を引張ばね21で後方に移動付勢しているので、通常使用時に不測に受止部材14の下降動作が阻止されて座り心地が悪化するようなこともない

一方、自動車が前面衝突して急減速が発生したときには、振子部材18が慣性力によって引張ばね21の付勢力に抗して枢支ピン19回りに前方に揺動し、図17に示すように、その後縁のラチェット爪29bが揺動アーム10の前縁のラチェット歯29aに係合し、受止部材14が下方に移動する方向(図示例では時計方向)への揺動アーム10の揺動が防止される。

さらに、急減速時の慣性力で乗員の尻部 2 2 が前方に移動を開始することによって、受止部材 1 4 に対して後方から図 1 6 の白抜き矢印 d の如く荷重が作用し、受止部材 1 4 の高さ位置が支軸ピン 9 の高さ位置に対して高い場合には、この荷重によって受止部材 1 4 を上方に持ち上げる分力が発生し、揺動アーム 1 0 はラチェット歯 2 9 a とラチェット爪 2 9 b にて反時計方向の揺動は許容されているため、揺動アーム 1 0 が揺動して受止部材 1

4が上方移動し、その位置でロックされるため、乗員の尻部 2 2 が前方に移動しようとしても尻部 2 2 がこの受止部材 1 4 で確実に受け止められる。

一方、急減速の作用時に、乗員の着座位置や体格によって受止部材14の高さ位置が、図16に示すように、支軸ピン9の高さ位置に対してあまり高くない場合でも、受止部材14に対して白抜き矢印dの如く荷重が作用し、その荷重が所定以上になると剪断ピン58が破断し、図17に示すように、揺動アーム10の第2揺動部材56が矢印eの如く揺動し、それによって受止部材14が上方に移動する。また、この剪断ピン58の破断時重によって受止部材14を上方に持ち上げる方向の分力が発生し、揺動アーム10が矢印fの如く上方揺動して受止部材14がさらに持ち上げられ、この受止部材14によって乗員が前方に移動するのを確実に抑制できる。従って、受止部材14にて乗員の前方移動が確実に防止されるとともに、剪断ピン58の剪断及び受止部材14の弾性変形にて高い衝撃吸収能力が得られて乗員の前方への移動エネルギーが確実に吸収され、前方移動が抑制される。

以上の実施形態の説明では、所定以上の荷重が作用した時に第1 揺動部材55と第2 揺動部材56が回動可能となる構成として、剪断ピン58を用いた例を示したが、図19に示すように、ねじりばね60にて第1 揺動部材55と第2 揺動部材56を初期の相対回動位置に向けて付勢してその回動位置に固定し、所定以上の荷重が作用したときにこのねじりばね60の付勢力に抗して回動するようにしてもよい。

次に、本発明の自動車用シートの第6の実施形態について、図20、図21A~図21B 20を参照して説明する。

図20において、本実施形態においては上記第2の実施形態を基本構成としており、支持ブラケット7に対して保持板24a、24bが、その下端部を取付・固定する取付ピン25回りに前後に揺動可能に装着されている。取付ピン25は、上部の揺動アーム10を枢支する支軸ピン9のほぼ直下に位置するように配設されている。そして、上部の揺動アーム10を枢支する支軸ピン9及び振子部材18を枢支する枢支ピン19は、支持ブラケット7に形成した取付ピン25を中心とする円弧状の長穴61、62に沿って摺動可能に装着されている。また、保持板24a、24bを後方に向けて揺動付勢する引張ばね63が、保持板24a、24bと支持ブラケット7の後端縁との間に介装され、常時は取付ピン25のほぼ直上位置に支軸ピン9が位置するように保持板24a、24bを保持するように構成されている。

以上の構成によれば、乗員の着座位置や体格によって急減速が作用した時点での受止部材 1 4 の高さ位置が、図 2 1 Aに示すように、揺動アーム 1 0 を枢支する支軸ピン 9 よりあまり高くない場合でも、乗員の尻部 2 2 の前方移動の開始によって受止部材 1 4 に後方から所定以上の荷重が作用すると、保持板 2 4 a、 2 4 b が引張ばね 6 3 の付勢力に抗して図 2 1 Bに示すように前方に揺動し、それに伴って受止部材 1 4 が上方に移動する。

かくして、その状態で乗員の尻部22が前方に移動しようとして受止部材14に後方から前向きに力が加わると、受止部材14を上方に向けて持ち上げる方向の分力が作用するため、揺動アーム10がさらに上方揺動して受止部材14がさらに持ち上げられ、受止部材14によって乗員の尻部22の前方移動をさらに確実に抑制することができ、上記と同様 40に乗員が前方に移動するのを確実に抑制できる。

次に、本発明の自動車用シートの第7の実施形態について、図22A~図22Bを参照して説明する。

上記実施形態では、ロック手段として振子部材18を用いた例を示したが、慣性力で確実に揺動してロック機能を奏するためには、重錘部の質量を大きくかつ回転中心の枢支ピン19から離すようにする必要があり、ロック手段の重量が大きくなるとともに、スペース的にも受止部材14の前部に大きな空間が必要になって配置空間の確保に難点がある。そこで、本実施形態では、図22A、図22Bに示すように、ロック手段を、前方に向けて斜め上方にスライド自在に支持されたロック部材65にて構成している。具体構成を説明すると、シートクッション1のフレーム部5に保持板66が装着固定され、その内側に

50

所定間隔あけて保持板67が対向配置され、これら保持板66と67が段付き軸からなる支軸ピン9とその下方に配設された同様の段付き軸から成る取付軸68にて締結固定されている。受止部材14の両端部を支持する揺動アーム10が支軸ピン9にて揺動自在に支持され、ロック部材65は取付軸68にて前方に向けて斜め上方にスライド自在に支持されている。揺動アーム10の下端縁にラチェット歯29aが形成され、ロック部材65の上端縁にラチェット爪29bが形成されてラチェット機構29が構成され、ロック部材65が慣性力で前方にスライドすると、揺動アーム10が受止部材14が下降移動するのを阻止するとともに、上方への移動は許すように構成されている。

ロック部材 6 5 のスライド機構は、取付軸 6 8 のロック部材 6 5 の配置箇所に平行部 6 8 a を形成し、ロック部材 6 5 にはこの平行部 6 8 a にスライド自在に係合する長孔 6 9 を形成して構成され、また保持板 6 7 の下端縁にはロック部材 6 5 をそのスライド方向にガイドするようにロック部材 6 5 の下端縁が係合するガイド部 6 7 a が折り曲げ形成されている。このガイド部 6 7 a にて取付軸 6 8 を締結固定する時の平行部 6 8 a の軸芯回りの位置決めを容易に行うことができる。またロック部材 6 5 を斜め上方にスライドするようにしたので、重力の作用によって不測に前方に移動する恐れは少ないが、より確実に不測に前方に移動してしまうのを防止するため、引張ばね 7 0 が保持板 6 7 の後方延長部 6 7 b の端部とロック部材 6 5 の後端部との間に介装されている。

本実施形態によれば、急減速時にはロック部材 6 5 が慣性力によって前方に向けて斜め上方にスライドすることで、ロック部材 6 5 が短い距離移動するだけで揺動アーム 1 0 がロックされ、受止部材 1 4 の下方移動が阻止されるので、急減速時に直ちに乗員の前方移動が確実に抑制される。また、ロック部材 6 5 を用いると、振子部材 1 8 を配設する場合に比して構成が小型かつ単純になるため、小型化と重量とコストの軽減を図ることができ、また揺動アーム 1 0 の下部空間にコンパクトに配設できるので、受止部材 1 4 の前方に突出する部材が無くなるため、例えばシートクッション 1 の昇降機構と干渉する恐れがなくなる等、シートクッション 1 への取付自由度を増すことができる。

次に、本発明の自動車用シートの第8の実施形態について、図23A~図25Dを参照して説明する。

上記実施形態では、図23Aに示すように、受止部材14としてパイプ材などの全長にわたって均一な断面係数のものを用いており、そのため急減速時などに乗員の骨盤23が矢印の如く前方に強く押し出されて受止部材14の中央部に前方下向きに大きな荷重が作用すると、受止部材14の中央部に最大応力が作用するため、図23Bに示すように、受止部材14が中央部で下方にV字状に折れ曲がり、骨盤23が前方にすり抜けてしまい、前方への移動を抑制する効果が十分に得られない恐れがある。また、これに対してフレーム部5の剛性を大きくすることで、図23Bに矢印gで示すようにその両側部が内側に倒れ込むのを防止し、受止部材14の折れ曲がりを抑制することも考えられるが、重量が大きくなる割りに効果が得難く、好ましい対策ではない。

そこで、本実施形態では、図24Aに示すように、受止部材14の中央部に適当な長さ範囲にわたって剛性を高くした補強部71を設け、その両端部に屈曲誘発部72を設けている。このように構成すると、受止部材14の中央部に前方下向きに大きな荷重が作用した場合に、中央の1箇所で屈曲することはなく、図24Bに示すように、中央部の両側の2点で下方に折れ曲がることにより、応力が分散されるとともに大きく下方に曲がることがなく、骨盤23がすり抜け難くなるとともに、衝撃エネルギーの吸収効果も大きくなり、乗員の前方移動の抑制効果が確実に得られる。

このように受止部材14の中央部に補強部71を設ける方法としては、図25Aに示すように、パイプから成る受止部材14の内部に補強パイプ73をインサートしたり、図25Bに示すように受止部材14の外面に補強パイプ74を外嵌固定したり、図25Cに示すように、中央部に厚さや径の異なるパイプを一体接合したり成形したりして高剛性パイプ部75を中央部に配設したり方法が考えられる。また、中央部に補強部71を設けるのではなく、図25Dに示すように、中央位置以外の2箇所以上に断面係数が小さくなるように変形させた低剛性部76を形成することで屈曲誘発部72を設けることもできる。

次に、本発明の自動車用シートの第9の実施形態について、図26A~図29を参照して 説明する。

以上の上記実施形態では、受止部材14としてパイプ材などの全長にわたって均一な断面 係数のものを用いており、そのため急減速時に乗員の尻部22の骨盤23にて受止部材1 4に斜め下方に大きな負荷が作用すると、受止部材14は、その断面形状が負荷方向にひ しゃげるように容易に変形し、それによって受止部材14は下方に大きく屈曲し、乗員の 前方への移動を確実に抑制することができない恐れがあるという問題がある。また、受止 部材14に作用する負荷によって受止部材14が上方に移動するように構成することで前 方移動をより確実に抑制するようにした構成においても、この問題は残ることになる。例 えば、上記第6の実施形態(図20、図21A~図21B参照)の例を、図26A、26 Bを参照して説明すると、受止部材14として図26Aに仮想線で示すようにパイプ材を 用いているため、急減速時に乗員の尻部22の骨盤23にて受止部材14に対して斜め下 方に 大 き な 負 荷 が 作 用 す る と 、 受 止 部 材 1 4 は 、 そ の 断 面 形 状 が 実 線 で 示 す よ う に 負 荷 方 向 に ひ しゃ げ る よ う に 容 易 に 変 形 す る こ と で 斜 め 前 方 下 方 に 向 け て 大 き く 屈 曲 し 、 そ の 状 態 で 図 2 6 B に 示 す よ う に 、 保 持 板 2 4 a 、 2 4 b の 回 転 に よ っ て 受 止 部 材 1 4 が 上 方 に 持ち上げられると、折れ曲がり方向がより下向きとなるため、乗員からの荷重で容易にさ らに下方に変形し、乗員の前方への移動を確実に抑制することができない恐れがあるとい う問題がある。

そこで、本実施形態では、図27A~図27Bに示すように、受止部材14の要部の断面形状を、急減速時に乗員の尻部22の骨盤23にて大きな負荷が作用する方向に断面係数 20が大きく、それと直交する方向に断面係数が小さくなるような形状としている。図示例では、図28に示すように、受止部材14の両端部を除いてほぼ全長にわたって負荷の入力方向である斜め下方に沿う平坦部77を形成して断面高さを大きくし、それと直交する方向の断面高さを小さくした形状にしている。なお、平坦部77に代えて、図29に示すように、受止部材14の長手方向に適当間隔おきにビード状の溝78を形成することで、負荷の入力方向の断面係数を大きくしてもよい。

このように構成すると、急減速時に乗員の尻部 2 2 にて受止部材 1 4 に対して斜め下方に衝撃荷重が入力した際には、図 2 7 A に示すように、受止部材 1 4 の剛性の高い方向に衝撃荷重が作用することで大きく変形することはなく、次いでその入力荷重の作用で、図 2 7 B に示すように、保持板 2 4 a、 2 4 b が回転して受止部材 1 4 が持ち上げられると、受止部材 1 4 の断面係数の小さい方向が上下ではなく前後方向を向くため、乗員の尻部 2 2 が持ち上げられた受止部材 1 4 で確実に受け止められ、かつその状態で受止部材 1 4 が前方に変形することで衝撃エネルギーが吸収され、乗員の前方移動を確実に抑制することができる。

次に、本発明の自動車用シートの第10の実施形態について、図30A、図30Bを参照して説明する。

本実施形態においては、上記各実施形態(図示例は、第3の実施形態)に構成において、シートクッション1の後端とシートバック28の下端との間の位置の近傍に臨むようにチャイルドシート81を固定するためのアンカ80が配設されている。アンカ80は車体フレームに固着されている。このシートクッション1上にチャイルドシート81を設置する際に、図30Aに示すように、チャイルドシート81の後部下端に設けられた被係止部82をアンカ80に係止させる。

このように構成すると、シートクッション1上にチャイルドシート81を設置した状態で前面衝突等によって急減速した時には、上記実施形態と同様に、図30Bに示すように、受止部材14の下降移動がロック手段である振子部材18の作用によって阻止され、シートクッション1上のチャイルドシート81に前方に揺動するような回転モーメントが作用しても、チャイルドシート81の前部下面が受止部材14にて下方から矢印の如く突っ張って支持されるため、チャイルドシート81が前方に大きく振れるのを確実に防止でき、チャイルドシート81上の幼児の安全性を確保することができる。

次に、本発明の自動車用シートの第11の実施形態について、図31A~図33を参照し

て説明する。

上記第10の実施形態では、急減速時にロック手段が作用することで受止部材14の下降 移動が防止されてチャイルドシート81の前方への揺れを防止するようにしているため、 ロック手段の作用に遅れがあった場合にはその効果が減じてしまう恐れがある。その一方 で、シートクッション1上にチャイルドシート81を設置する場合には受止部材14が下 降できなくても座り心地が悪化するというようなこともない。

そこで、本実施形態においては、ロック手段である振子部材18をロック解除状態(図3 1 A 参照)とロック状態(図 3 1 B 参照)との間で切り換え操作するロック操作手段 8 3 を 設 け て い る 。 こ の ロ ッ ク 操 作 手 段 8 3 は 、 図 3 2 A 、 図 3 2 B 、 図 3 3 に詳 細 に 示 す よ うに、シートクッション1のフレーム部5の側面及び保持板24a、24bを貫通する長 さ を 有 し 、 保 持 板 2 4 a 、 2 4 b 間 の 空 間 に 臨 む 部 分 に 、 直 径 に 対 応 す る 幅 寸 法 に 比 し て 厚さ寸法の小さい操作板部85が形成された軸84を、その操作板部85が振子部材18 の枢支ピン19より上部の後端縁に係合するように配設して構成されている。軸84の一 端 は シー トク ッ ショ ン 1 の フ レー ム 部 5 の 外 面 に 臨 む と と も に 回 転 操 作 摘 み 8 6 が 設 け ら れ、軸84の他端部は保持板24bより内側に突出する部分に取付ねじ87が設けられ、 ばね座金88を介してナット89にて締結固定されている。90は、フレーム部5の軸8 4の貫通部に装着された樹脂軸受部材である。この樹脂軸受部材90の外面には、回転操 作摘み86がロック状態とロック解除状態の何れの位置に位置しているかを示す表示が設 けられている。

こ の よ う な 構 成 に よ る と 、 通 常 使 用 状 態 の 時 に は 回 転 操 作 摘 み 8 6 の 回 転 位 置 を ロ ッ ク 解 除位置に位置決めすることで、図31Aに示すように、操作板部87が振子部材18の後 縁と平行になり、振子部材18は前後に揺動可能な状態であり、上記実施形態と同様に乗 員の前方移動抑制効果が発揮される。一方、チャイルドシート81を設置する際には、回 転 操 作 摘 み 8 6 を 操 作 し て そ の 回 転 位 置 を ロ ッ ク 位 置 に 位 置 決 め す る こ と で 、 図 3 1 B に 示すように、操作板部87の側縁が振子部材18の後縁に係合して振子部材18を急減速 時と同様に揺動した状態にし、ラチェット爪29bが揺動アーム10のラチェット歯29 aに係合し、揺動アーム10の揺動による受止部材14の下降移動が阻止され、受止部材 14が上昇位置で固定される。かくして、チャイルドシート81の前部下面が受止部材1 4にて下方から突っ張って支持され、チャイルドシート81が前方に大きく振れるのが確 実に防止され、チャイルドシート81上の子供の安全性が確保される。

なお、以上の各実施形態の説明では、受止部材14を揺動アーム10にて上下に揺動自在 に支持した例を示したが、受止部材14をガイドに沿って上下移動自在に支持するととも に、慣性力でガイド内に突出するロック部材にて受止部材14の下降移動を阻止するよう に構成してもよい。しかし、揺動アーム10等にて受止部材14を上下揺動自在に支持す る と 、 簡 単 か つ コ ン パ ク ト な 構 成 に て 安 定 し た 動 作 と 必 要 な 強 度 を 確 保 す る こ と が で き る

産業上の利用可能性

以上のように、本発明にかかる自動車用シートは、乗員の着座時に受止部が容易に移動す ることで座り心地を確保しながら、前面衝突時に慣性力で作動するロック手段にて受止部 の移動を阻止してこの受止部にて乗員の前方への移動を確実に抑制でき、かつ受止部の押 し上げ機構や駆動手段を設けないことから、軽量・安価な構成の自動車用シートとして、 各種自動車において乗員の安全性を確保することに適している。

【図面の簡単な説明】

図1は本発明の自動車用シートの第1の実施形態の縦断側面図であり、

図2は図1のII-II矢視部分縦断正面図であり、

図3は同実施形態の受止部とロック手段の分解斜視図であり、

図4は同実施形態の受止部の通常時の動作状態を示す縦断側面図であり、

図5は同実施形態の急減速時のロック手段の動作状態を示す側面図であり、

図6は本発明の自動車用シートの第2の実施形態において、パッド材を除去した状態の斜 視図であり、

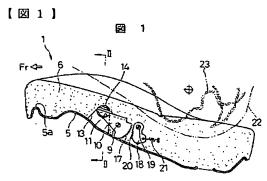
30

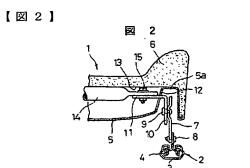
50

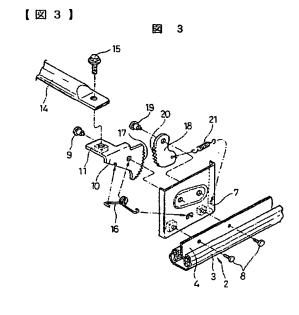
10

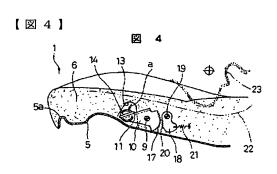
30

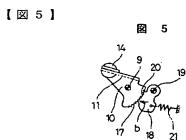
- 図7は同実施形態の要部構成の縦断側面図であり、
- 図8は同実施形態における受止部とロック手段の分解斜視図であり、
- 図9は同実施形態の受止部とロック手段の変形構成例の縦断側面図であり、
- 図10は本発明の自動車用シートの第3の実施形態の縦断側面図であり、
- 図11は同実施形態において、パッド材を除去した状態の斜視図であり、
- 図12は同実施形態の急減速時のロック手段の動作状態を示す縦断側面図であり、
- 図13Aは本発明の自動車用シートの第4の実施形態の要部構成の縦断側面図であり、図
- 13Bは図13AのB部の詳細分解斜視図であり、図13Cは図13AのC部の詳細分解 斜視図であり、
- 図14は同実施形態の急減速時のロック手段の動作状態を示す縦断側面図であり、
- 図15A、図15Bは上記実施形態の自動車用シートにおける問題点の説明図であり、
- 図16は本発明の自動車用シートの第5の実施形態の要部構成を示す側面図であり、
- 図17は同実施形態の要部構成の動作時の状態を示す側面図であり、
- 図18は同実施形態における揺動アームの分解斜視図であり、
- 図19は同実施形態における揺動アームの変形構成例の側面図であり、
- 図20は本発明の自動車用シートの第6の実施形態の要部構成を示す側面図であり、
- 図21A、図21Bは同実施形態における動作説明図であり、
- 図22Aは本発明の自動車用シートの第7の実施形態の要部構成を示す側面図であり、図
- 22 B は 図 2 2 A の X X I I B X X I I B 矢 視 断 面 正 面 図 で あ り 、
- 図 2 3 A、図 2 3 B は上記実施形態の自動車用シートにおける受止部材の問題点を説明す 20る斜視図であり、
- 図24Aは本発明の自動車用シートの第8の実施形態の概略構成を示す斜視図であり、図24Bは同実施形態の動作状態を示す斜視図であり、
- 図25A~図25Dは同実施形態における受止部材の各種構成例を示す斜視図であり、
- 図 2 6 A、図 2 6 B は上記実施形態の自動車用シートにおける受止部材の他の問題点を説明する側面図であり、
- 図27Aは本発明の自動車用シートの第9の実施形態の要部の概略構成を示す側面図であり、図27Bは同実施形態の動作状態を示す側面図であり、
- 図28は同実施形態における受止部材を示す斜視図であり、
- 図29は同実施形態における受止部材の他の例を示す斜視図であり、
- 図30Aは本発明の自動車用シートの第10の実施形態の概略構成を示す側面図であり、
- 図30日は同実施形態の動作状態を示す側面図であり、
- 図31Aは本発明の自動車用シートの第11の実施形態の要部構成を示す側面図であり、
- 図31Bは同実施形態においてロック状態にした時の要部構成を示す側面図であり、
- 図32Aは同実施形態におけるロック解除状態における要部の詳細横断平面図であり、図
- 3 2 B はロック状態における要部の詳細横断平面図であり、
- 図33は同実施形態におけるロック操作手段を示す斜視図であり、
- 図34A~図34Cは自動車用シートにおける急減速時の乗員の挙動の説明図であり、
- 図35は従来例の急減速時の乗員の前方移動を防止する手段の説明図であり、
- 図36A、図36Bは他の従来例の急減速時の乗員の前方移動を防止する手段を設けた自 40動車用シートの動作説明図であり、
- 図 3 7 は従来例の自動車用シートにチャイルドシートを搭載した状態とその問題点を示す 側面図であり、
- 図38A~図38Cは従来の問題点解消手段を示す側面図である。

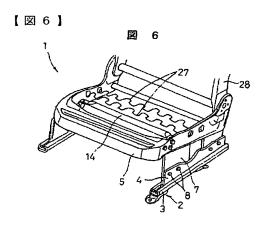


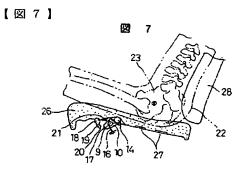




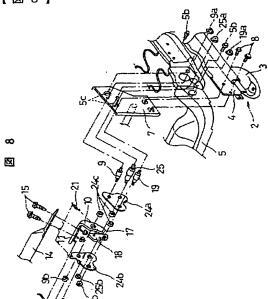




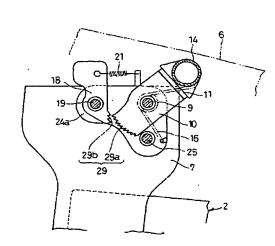




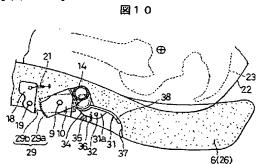
[図8]



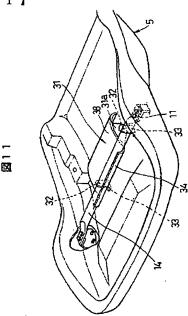
【図9】



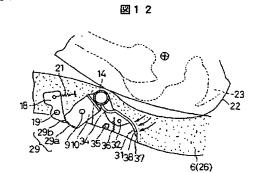
【図10】



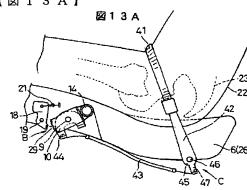
【図11】



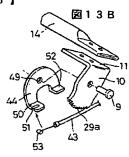




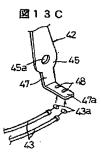




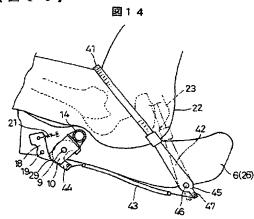
【図13B】



【図 1 3 C】

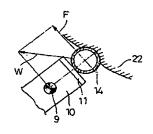


【図14】

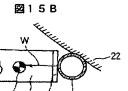


【図15A】

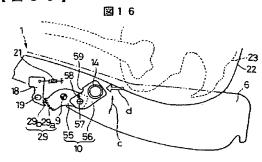
図15A



【図 1 5 B】



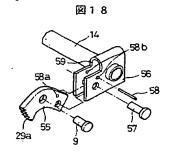
【図16】

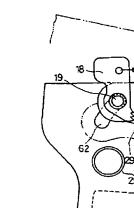




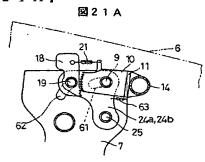


【図18】

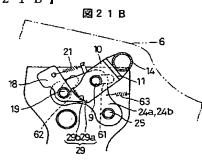




【図21A】



【図21B】



【図19】

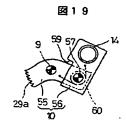
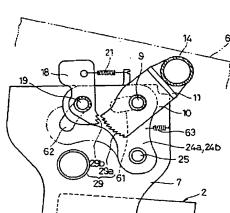
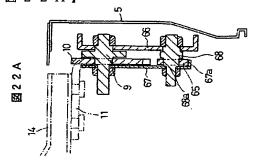


図20

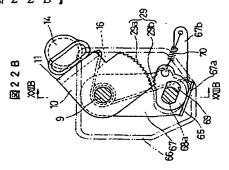
[図20]



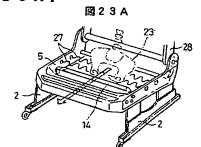
【図22A】



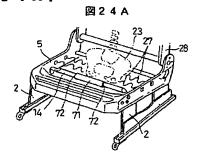
【図22B】



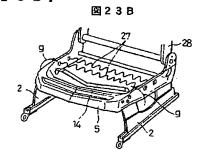




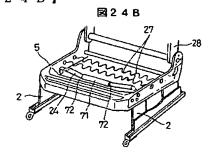
[図24A]



【図23B】

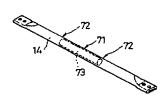


【図24B】

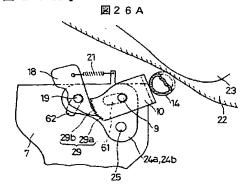


【図25A】



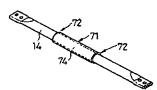


【図 2 6 A】



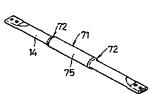
【図25B】

図25B



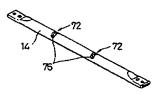
【図25C】

図25C

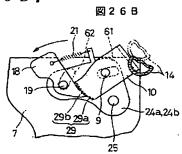


【図 2 5 D】

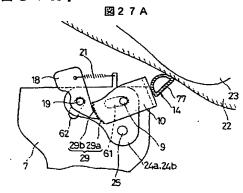
図25D



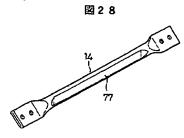
【図26B】



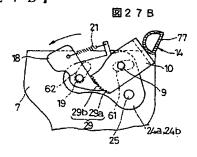
【図27A】



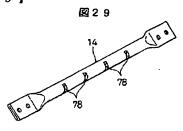
【図 2 8】



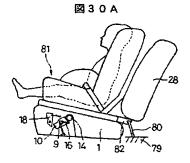
【図27B】



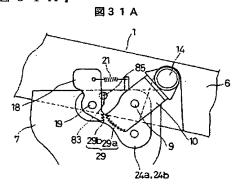
【図29】



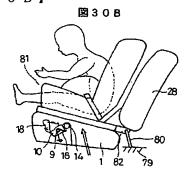
【図30A】



【図31A】



【図30B】



【図31B】

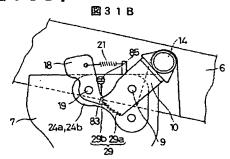
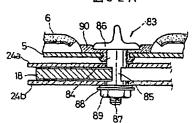
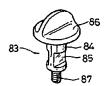




図32A

[図33]

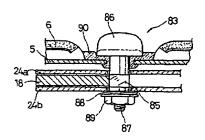




፼33

【図32B】

⊠32B

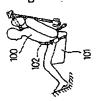


【図34A】









【図34B】

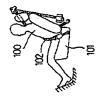


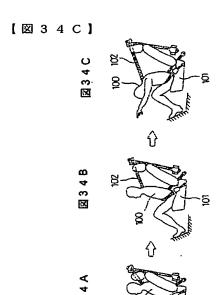


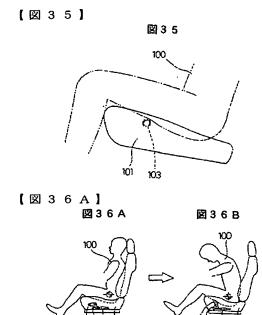


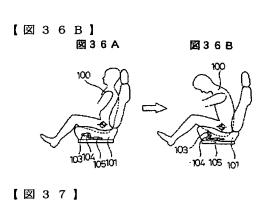


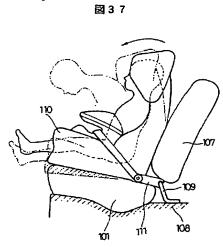
⊠34B

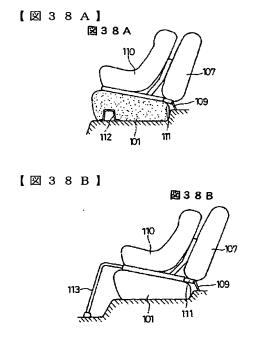




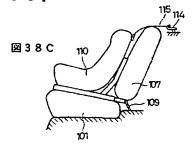








【図38C】



【手続補正書】

【提出日】平成15年1月17日(2003.1.17)

【手続補正001】

【補正対象書類名】特許請求の範囲

【補正対象項目名】全文

【補正方法】変更

【補正の内容】

【特許請求の範囲】

【請求項1】

シートクッション(1)における着座した乗員の尻部の前方に位置する部分の内部に、シートクッション(1)の幅方向に延びる受止部(14)を上下方向に移動自在に配設するとともに、受止部(14)を上方に移動付勢する手段(16)を設け、急減速時の慣性力で作動して受止部(14)の上下方向の移動を阻止するロック手段(18)を設けたことを特徴とする自動車用シート。

【請求項2】

受止部(14)は、シートクッション(1)内部の強度部材(7、24a、24b)にて支軸(9)を介して上下方向に揺動自在に支持され、付勢手段(16)は支軸(9)回りに配設されていることを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項3】

ロック手段は、受止部(14)が軸支された強度部材(7、24a、24b)に前後に揺動自在に取付けられ、かつ受止部(14)に対する噛み合い係合部(20、29b)を有する振子部材(18)にて構成したことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項4】

振子部材(18)を、受止部(14)と係合する方向と反対方向に付勢する付勢手段(2

1)を設けたことを特徴とする請求の範囲第3項に記載の自動車用シート。

【請求項5】

• • • • • •

ロック手段を、受止部(14)を支持する強度部材(24a、24b)に、斜め上方にスライド自在に取付けられ、受止部(14)に対する噛み合い係合部(29b)を有したロック部材(65)にて構成したことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項6】

シートクッション (1) を、クッションパッド (6、26) の下部にSばね等のスプリング受け部 (27) と受止部 (14) を配設した構造とし、複数のスプリング受け部 (27) と受止部 (14) を、受止部 (14) を最前列にして前後方向に適当間隔あけて並列して配設したことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【 請 求 項 7 】

ロック手段は、受止部(14)の下方への移動は阻止し、上方への移動は許すラチェット機構(29)を備えていることを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項8】

急減速時の慣性力による乗員の動きに基づいて受止部(14)を上方に移動させる補助手段(31、43、44)を設けたことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項9】

受止部を、シートクッション(1)の幅方向に延びる受止部材(14)と支軸(9)にて回動自在に支持されその一端に受止部材(14)の両端が固定された一対の揺動アーム(10)にて構成し、揺動アーム(10)を、所定の荷重が作用した時に支軸(9)と受止部材(14)との間で回動可能となるように連結された2部材(55、56)にて構成したことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項10】

受止部(14)を支軸(9)を介して揺動自在に支持し、受止部(14)と付勢手段(16)とロック手段(18)を装着した保持部材(24a、24b)を支軸(9)より下方位置で前後に揺動可能に支持するとともに保持部材(24a、24b)を後方に付勢する手段(63)を設けたことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自勧車用シート。

【請求項11】

急減速時に乗員の尻部(22)が前方へ滑り出すのを防止すべく、シートクッション(1)内にその幅方向に延びる受止部材(14)が設けられた自動車用シートにおいて、受止部材(14)の幅方向の中心以外の少なくとも2箇所に、屈曲誘発部(72)を設けたことを特徴とする自動車用シート。

【請求項12】

急減速時に乗員の尻部(22)が前方へ滑り出すのを防止すべくシートクッション(1)内にその幅方向に延びる受止部材(14)を設けられ、急減速時に受止部材(14)が前上方に持ち上げられるように構成された自動車用シートにおいて、受止部材(14)に、前上方に持ち上げられる過程の乗員からの衝撃入力に対して剛性を有し、持ち上がった状態では乗員からの衝撃入力によって変形する手段(77、78)を設けたことを特徴とする自動車用シート。

【請求項13】

シートクッション(1)の後端とシートバック(28)の下端との間の位置の近傍に臨むようにチャイルドシート(81)固定用のアンカ(80)を配設してフレーム(79)に固定し、チャイルドシート(81)の後部下端に設けられた被係止部(82)をアンカ(80)に係止するように構成したことを特徴とする請求の範囲第1、第11または第12項の何れかに記載の自動車用シート。

【請求項14】

ロック手段(18)をロック状態とロック解除状態との間で切り換え操作するロック操作手段(83)を設けたことを特徴とする請求の範囲第1項に記載の自動車用シート。

【請求項15】

補助手段(3 1)は、前端側に受止部(1 4)の下端部に係合して前記受止部(1 4)を押し上げ可能とする押上用係合部(3 4)と、後端側に乗員の尻部の下方側に位置する受動板部(3 8)とを備え、前記補助手段(3 1)の前後方向中間部には支持片(3 1 a)が垂下されて上下揺動自在に支持されていることを特徴とする請求の範囲第8項に記載の自動車用シート。

【請求項16】

補助手段(43、44)は、受止部(14)を持ち上げ可能とする持上げブラケット(44)と、前記ブラケット(44)とシートベルト(41)のインナーベルトステー(42)下端部の枢支部(45)下方の作動アーム(47)とを連結するワイヤーケーブル(43)とからなることを特徴とする請求の範囲第8項に記載の自動車用シート。

【国際調査報告】

INTERNATIONAL SEARCH REPOI		RT.	International application No. PCT/JP02/01510			
			PCT/JE	02/01510		
	A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER					
Int.	Int.Cl' B60N2/42					
l						
According t	o International Putzet Classification (UPC) or as both a	Mirest destitetion e	ed IPC			
	S SEARCHED					
	ocumentation searched (chassification system followed C.1 T B60N2/00-2/72	by chemification sym	bolk)			
	2, 12, 12					
1						
Documenta	the searched other than whiteaut documentation to the	e extent that such duc	nments are included	In the fields searched		
	iyo Shinan Koho 1922-1996		na Toroku Koh			
	1 Jitanyo Shinan Koho 1971-2002		yo Shinan Rob			
Biochronic d	are best consisted things the fatemational search (ass	se of data base sad, w	bere practicable, see	rob terus used)		
l						
C. DOCU	MENTS CONSUMERED TO BE RULEVANT					
Category*	Citation of document, with indication, where a	variourists of the calcu	7471 W	Relevant to claim No.		
Catagory'	US 4225178 A (Juichiro TAKAI		treater	mervana en cantri NO.		
	30 September, 1980 (30.09.80)					
x	Full text; all drawings	•		. 1,3-4,7		
Y	Full text; all drawings			2,6,8,13		
A	Full text; all drawings 6 JP 54-155523 A			5,9-12,14		
ł i	4 0F 31-133323 N					
Y	JP 5-178137 A (Toyota Motor	Corp.),		2		
	20 July, 1993 (20.07.93), Par. Nos. [3021]; Figs. 1 to	•				
1	(Pamily: none)	•				
				_		
Y	US 5125472 A (Nazda Motor Co 30 June, 1992 (30.06.92),	rp.),		6		
1	Column 3, lines 12 to 17; Fig	gs. 2 to 3				
1	å JP 3-227745 A					
1						
1						
(V) Finsh	er documents are fished in the continuation of Box C.	See patent for	ndia sunex.			
_	cateraries of cited documents:	_		realised filing days or		
A docum	"A" document differing the acceptal state of the 22 which is not		and in confibet with t	ne application but eited to		
Ti tardier	and so be of particular interesting document but published on or after the international Gling	"X" document of pe	painciple or theory wed circular relovance; this	citationed ferviories cannot be		
date	date considered around record or cannot be considered to favolve as invention			rod to favolve as inventire		
etholic cocclet	semblish the publication date of dusting claritor or other reason (as specified)	"Y" Ancument of pa	niculat relevance; the	cishmed invention cases to p when the document is		
"Of durantees, prolonging to an errol discharge, each exhibition or other combined w			one or many other med	documents, much		
" document residints of prior to the interesting a filled data but large "R" document member of the same recent family						
From the priority dose chalcood Date of the acqual completion of the international search Date of maling of the international search report						
21 May, 2002 (21.05.02) 04 Juno 2002 (04.06.02)						
·						
	nailing address of the ISAV	Authorized officer				
Japanese Patent Office						
Feesimile No. Telephone No.						
Ports PCT/ISA/210 (second sheet) (July 1998)						

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

PCT/JP02/01510

C (Continuion). DOCUMENTS CONSIDERED TO BE DELEVANT				
Cwiethth,	Citation of document, with indication, when appropriate, of the relevant passages	Relovant to claim No.		
Ŷ	JP 5-77686 A (Taketo Corp.), 30 March, 1993 (30.03.93), Par. Nos. (0008); Figs. 1, 3 (Pamily: none)	8		
Y	EP 927659 A (Yolkswagen Aktiengesollschaft), O7 July, 1999 (07.07.99), Full text, all drawings s DE 1980CC72 A	13		
A	EP 1067015 A (Renault), 10 January, 2001 (10.01.01), Full text; all drawings 6 PR 2796016 A	1-14		
A	EP 965479 A (NEK Spring Co., Ltd.), 22 December, 1999 (22.12.99), Full text, all drawings 6 JP 2000-1136 A	1-14		
R	CD-ROM of the specification and drawings annexed to the raquest of Japanese Utility Model Application No. 73179/1992(Laid-open No. 33754/1994), (Kanto Auto Works, Ltd.), D6 May, 1994 (06.05.94), Full text, all drawings (Family: none)	1-14		

Form PCT/ISA/210 (continuation of second sheet) (July 1998)

	西岸政会報告	回頭出版会会 PCT/JPO	2/01610
A. SPROD	((うさ)) 設代特別報(((うさ))		
1 8 1 .	C1' B60N 2/42		
は近を行ったる	からか 大利投料(0年付行分類(1 PC))		
101.	CI' B60N 2/00- 2/72		,
日本(表) 日本(表) 日本(表)	の資料で監理を行った分類に含まれるもの 現形変数数 1922-1996年 1922-1996年 1922-1996年 1996-2002年 1996-2002年 1996-2002年 1996-2002年		
(日本の本文化)	flした粒子データベース(データベースの名称、 	調査に使用した用部)	·
C. 阅读士	5と誰かられる文献		
別児女歌の カテゴリー・4	引用文献名 及び一部の管理が影響すると	会は、その関連する自形の表示	朗達する 請求の範囲の番号
X Y A	US 4225178 A (Juichiro Takada) 19 全文, 全図 会文, 全図 全文, 全國 & JP 54-155523 A	80. 09. 30	1, 3-4, 7 2, 6, 8, 13 5, 9-12, 14
Y	JP 5-178137 A (トヨタ自動車株式会社) 1993.07.20 慶審 (0 0 2 1 1 、関1 - 3 (ファミリーなし)		2
区 に毎の数:	とにも実践が列車されている。	[] パラントファミリーに関する	EMERSE.
引用文献のカテゴリー 「A」特に関連のある文献ではなく、一般的技術水準を存す もの 「B」関際出籍目前の出版する社体等になるが、塩素出路自 自然に企業された文献で の利用を発達しています。 「A」の対象の大力に対象であるが、塩素出路自 自然に企業されたであるが、塩素出路自 日本に受験されたであって、当他文章のか 「A」研究を表現では、一般の大力では、一般に関連のある大数でかって、当他文章のか の新規能文は遺跡性がないと考えられるもの 日かし、は他の特別な質量を強立するために引用する 文献(他のを付け)。 「D」可能による解析、使用、具体をに資及する文献 「D」の対象に対象を指し、具体に対象を出るもの 「A」「一パフトンフィスターン文献		花例の原成又は記数 当放文献のみで発明 は、6れるもの 当放文献と起の1以 に自例である組合せに	
四周可亚七元	TLES 21, 05, 02	四為原在似于の発送日 04.06.02	
日本	の名称及びわて免 国特所庁(USA/JP) 専更容号100-8915 略千代田気質が関三丁音4番3号	特別所容重性 (特別のある順則) SE 9530 安井 海橋 電影番号 03-3581-11,01 内線 3344	

東東西十円出入版が第二十日 1977 (1998年7月) 株式PCT/ISA/210 (第2ページ) (1998年7月)

	国際調査報告 区野出島巻サーアで下/190	2,01510
C (対象) .	原理すると貼りられる文献	
別域文献の カテゴリーキ		関連する 印車の範囲の番号
Y	US 5125472 A (WAZDA MOTOR CORP.) 1992.06.30 第3 四第 1 2 1 7 行、例 2 3 & JP 3-227745 A	6
Y	JP 5-77686 A(タカタ株式会社)1993.03.30 段階【0008】、図1、3 (ファミリーなし)	8
Y	EP 927659 A (VOLKSWAGEN AKTIENGESELLSCHAFT) 1999.07.07 全文, 余岡 & DE 19800072 A	13
А	EP 1067015 A (RENAULT) 2001.01.10 全文、金国 & FR 2796016 A	1-14
А	EP 965479 A (NeK SPRING CO.I.ID.) 1999. 12. 22 全文, 全國 윤 JP 2000-1136 A	1-14
Λ	日本国東用新東登線出頭4-77179号(日本国東用新東登録出頭公開6-33764号)の印書に部付した明細各及び四面の内容を記録したCD-ROM(関東自動車工業株式会社)1994.05.06 全文,全図 (ファミリーなし)	1-14

株式PCT//ISA/210 (第2ページの続き) (1998年7月)

フロントページの続き

(81) 指定国 AP (GH, GM, KE, LS, MW, MZ, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), EA (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), EP (AT, BE, CH, CY, DE, DK, ES, FI, FR, GB, GR, IE, IT, LU, MC, NL, PT, SE, TR), OA (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG), AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, JP, KE, KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NO, NZ, OM, PH, P L, PT, RO, RU, SD, SE, SG, SI, SK, SL, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VN, YU, ZA, ZM, ZW

(注) この公表は、国際事務局 (WIPO) により国際公開された公報を基に作成したものである。なおこの公表に係る日本語特許出願(日本語実用新案登録出願)の国際公開の効果は、特許法第184条の10第1項(実用新案法第48条の13第2項) により生ずるものであり、本掲載とは関係ありません。

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record.

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:			
BLACK BORDERS			
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES			
☐ FADED TEXT OR DRAWING			
☐ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING			
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES			
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS			
GRAY SCALE DOCUMENTS			
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT			
REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY			
OTHER:			

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.